

(12) NACH DEM VERTRAG ÜBER DIE INTERNATIONALE ZUSAMMENARBEIT AUF DEM GEBIET DES
PATENTWESENS (PCT) VERÖFFENTLICHTE INTERNATIONALE ANMELDUNG

(19) Weltorganisation für geistiges Eigentum
Internationales Büro



(43) Internationales Veröffentlichungsdatum
2. Juni 2005 (02.06.2005)

PCT

(10) Internationale Veröffentlichungsnummer
WO 2005/050047 A1

(51) Internationale Patentklassifikation⁷: **F16D 33/02**

(21) Internationales Aktenzeichen: PCT/EP2004/012701

(22) Internationales Anmeldedatum:
10. November 2004 (10.11.2004)

(25) Einreichungssprache: Deutsch

(26) Veröffentlichungssprache: Deutsch

(30) Angaben zur Priorität:
103 53 517.9 14. November 2003 (14.11.2003) DE

(71) Anmelder (für alle Bestimmungsstaaten mit Ausnahme
von US): **VOITH TURBO GMBH & CO. KG** [DE/DE];
Alexanderstrasse 2, 89522 Heidenheim (DE).

(72) Erfinder; und

(75) Erfinder/Anmelder (nur für US): **MENNE, Achim**

[DE/DE]; Am Ebenrain 4, 74564 Crailsheim (DE).
HOELLER, Heinz [DE/DE]; W. v. Ketteler Strasse 29,
74564 Crailsheim (DE).

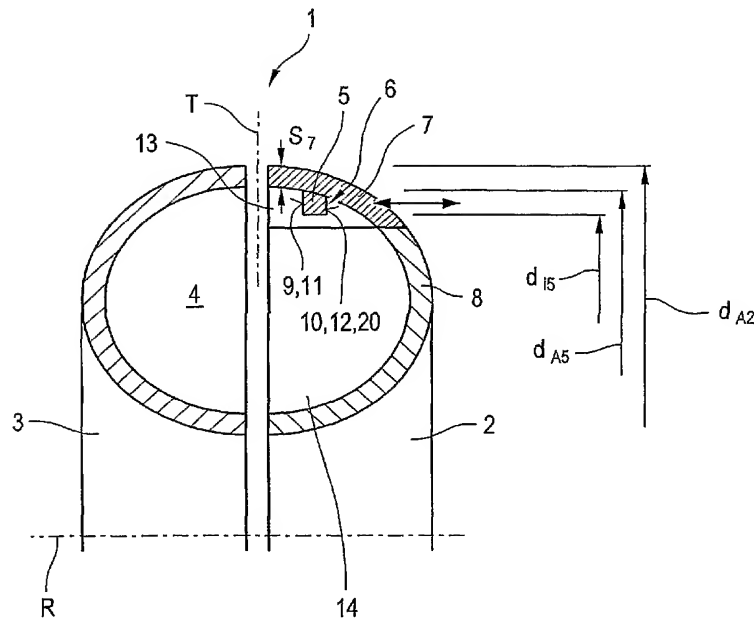
(74) Anwalt: **WEITZEL & PARTNER**; Friedenstrasse 10,
89522 Heidenheim (DE).

(81) Bestimmungsstaaten (soweit nicht anders angegeben, für
jede verfügbare nationale Schutzrechtsart): AE, AG, AL,
AM, AT, AU, AZ, BA, BB, BG, BR, BW, BY, BZ, CA, CH,
CN, CO, CR, CU, CZ, DE, DK, DM, DZ, EC, EE, EG, ES,
FI, GB, GD, GE, GH, GM, HR, HU, ID, IL, IN, IS, JP, KE,
KG, KP, KR, KZ, LC, LK, LR, LS, LT, LU, LV, MA, MD,
MG, MK, MN, MW, MX, MZ, NA, NI, NO, NZ, OM, PG,
PH, PL, PT, RO, RU, SC, SD, SE, SG, SK, SL, SY, TJ, TM,
TN, TR, TT, TZ, UA, UG, US, UZ, VC, VN, YU, ZA, ZM,
ZW.

[Fortsetzung auf der nächsten Seite]

(54) Title: HYDRODYNAMIC CLUTCH AND METHOD FOR INFLUENCING THE TORQUE THAT CAN BE PICKED UP
BY THE HYDRODYNAMIC CLUTCH

(54) Bezeichnung: HYDRODYNAMISCHE KUPPLUNG UND VERFAHREN ZUR BEEINFLUSSUNG DES VON DER HY-
DRODYNAMISCHEN KUPPLUNG AUFNEHMBAREN MOMENTES



(57) Abstract: The invention relates to a hydrodynamic clutch which comprises a primary impeller (2) and a secondary impeller (3) which together define a working chamber (4). The clutch also comprises means for influencing the transmission behavior of the hydrodynamic clutch, especially for influencing the circulation flow in the working chamber (4), said means comprising at least one baffle plate (5) that extends at least partially into the working chamber (4). The inventive clutch is characterized in that the baffle plate can be displaced in the axial direction relative to the working chamber.

[Fortsetzung auf der nächsten Seite]

WO 2005/050047 A1



(84) **Bestimmungsstaaten** (soweit nicht anders angegeben, für jede verfügbare regionale Schutzrechtsart): ARIPO (BW, GH, GM, KE, LS, MW, MZ, NA, SD, SL, SZ, TZ, UG, ZM, ZW), eurasisches (AM, AZ, BY, KG, KZ, MD, RU, TJ, TM), europäisches (AT, BE, BG, CH, CY, CZ, DE, DK, EE, ES, FI, FR, GB, GR, HU, IE, IS, IT, LU, MC, NL, PL, PT, RO, SE, SI, SK, TR), OAPI (BF, BJ, CF, CG, CI, CM, GA, GN, GQ, GW, ML, MR, NE, SN, TD, TG).

— vor Ablauf der für Änderungen der Ansprüche geltenden Frist; Veröffentlichung wird wiederholt, falls Änderungen eintreffen

Zur Erklärung der Zweibuchstaben-Codes und der anderen Abkürzungen wird auf die Erklärungen ("Guidance Notes on Codes and Abbreviations") am Anfang jeder regulären Ausgabe der PCT-Gazette verwiesen.

Veröffentlicht:

— mit internationalem Recherchenbericht

(57) **Zusammenfassung:** Die Erfindung betrifft eine hydrodynamische Kupplung; mit einem Primärschaufelrad (2) und einem Sekundärschaufelrad (3), die miteinander einen Arbeitsraum (4) bilden; mit Mitteln zur Beeinflussung des Übertragungsverhaltens der hydrodynamischen Kupplung, insbesondere zur Beeinflussung des Strömungskreislaufes im Arbeitsraum (4), umfassend wenigstens eine Drosselscheibe (5), die sich wenigstens teilweise in den Arbeitsraum (4) erstreckt; gekennzeichnet durch das folgende Merkmal; die Drosselscheibe ist in axialer Richtung gegenüber dem Arbeitsraum verschiebbar.

Hydrodynamische Kupplung und Verfahren zur Beeinflussung des von der hydrodynamischen Kupplung aufnehmbaren Momentes

Die Erfindung betrifft eine hydrodynamische Kupplung, im Einzelnen mit den Merkmalen aus dem Oberbegriff des Anspruchs 1; ferner ein Verfahren zur Beeinflussung des von der hydrodynamischen Kupplung aufnehmbaren Momentes.

Hydrodynamische Kupplungen in Anfahrereinheiten für Fahrzeuge sind in einer Vielzahl von Ausführungen aus dem Stand der Technik bekannt. Die Anfahrereinheit umfasst dabei einen mit einem Antrieb koppelbaren Eingang und einen mit einem Abtrieb koppelbaren Ausgang. Zwischen dem Eingang und dem Ausgang ist die hydrodynamische Kupplung, umfassend ein Primärschaufelrad und ein Sekundärschaufelrad, die miteinander einen torusförmigen Arbeitsraum bilden, angeordnet. Dem Primärschaufelrad ist dabei beispielsweise eine sogenannte Primärradschale zugeordnet, welche drehfest mit diesem verbunden ist und das Sekundärschaufelrad in axialer Richtung und vollständig in Umfangsrichtung umschließt. Die Anfahrereinheit umfasst des Weiteren eine schaltbare Kupplung in Form einer Überbrückungskupplung, welche parallel zur hydrodynamischen Komponente, insbesondere Kupplung angeordnet ist und mit dieser gemeinsam oder für sich allein schaltbar ist. Dies bedeutet, dass über die beiden Kupplungen zwei Leistungszweige erzeugt werden, wobei der Leistungsfluss entweder allein über jeweils eine der Kupplungen oder aber gemeinsam über beide erfolgt. Die schaltbare Kupplung umfasst dabei wenigstens ein Kupplungseingangselement und ein Kupplungsausgangselement, wobei das Kupplungsausgangselement wenigstens mittelbar drehfest mit dem Sekundärschaufelrad gekoppelt ist. Das Kupplungseingangselement ist wenigstens mittelbar drehfest mit dem Primärrad bzw. dem Eingang verbunden. Die Mittel zur Erzeugung eines Reibschlusses zwischen den einzelnen Kupplungselementen umfassen dabei ein mit Druckmittel beaufschlagbares Kolbenelement. Dieses kann separat den Kupplungsscheiben zugeordnet sein oder aber in einer besonders kompakten Ausführungsform direkt vom Sekundärschaufelrad gebildet werden. Der hydrodynamischen Kupplung ist ferner ein Betriebsmittelversorgungssystem zugeordnet. Die Kupplung kann dabei zentrifugal und zentripetal durchströmt werden. Bei zentripetaler Durchströmung wird

das Betriebsmittel über den Betriebsmittelzufuhrkanal entlang des Außenumfanges des Sekundärschaufelrades geführt und in radialer Richtung im Bereich des Außendurchmessers des torusförmigen Arbeitsraumes in diesen eingebracht. Dabei wird die durch das Betriebsmittel erzeugte Kraft genutzt, um die schaltbare Kupplung im gelösten Zustand zu halten bzw. zumindest mit einem Schlupf bestimmten Betrages zu betreiben. Der Austritt aus dem torusförmigen Arbeitsraum erfolgt dabei im Bereich des radial inneren Durchmessers des Arbeitsraumes in einen darunter liegenden Raum, welcher auch als zweiter Betriebsmittelführungs-kanal oder -raum bezeichnet wird. Beide, der durch den Innenumfang des Gehäuses und den Außenumfang des Sekundärschaufelrades begrenzte erste Betriebsmittelführungs-kanal und/oder -raum sowie der zweite Betriebsmittelzufuhrkanal und/oder -raum können dabei hinsichtlich ihrer Funktion vertauscht werden. Dies ist insbesondere bei Umschaltung von zentripetalen auf zentrifugale Durchströmung erforderlich. Die Zufuhr des Betriebsmittels zur hydrodynamischen Kupplung erfolgt über den zweiten Betriebsmittelführungs-kanal und/oder -raum in einen Bereich des radial inneren Durchmessers des Arbeitsraumes, wobei der Austritt im Bereich des radial äußeren Durchmessers des Arbeitsraumes an einem der Schaufelräder oder zwischen beiden erfolgt. Die schaltbare Kupplung ist dann betätigt. Bei derartigen Anfahr-einheiten können somit die Leistungsanteile über die einzelnen Kupplungen – schaltbare Kupplung oder hydrodynamische Kupplung – variiert werden. Dabei ist es insbesondere während des Betriebes der hydrodynamischen Kupplung zur Vermeidung einer negativen Rückwirkung auf die Drehzahl der Antriebsmaschine während des Anfahr-vorganges wünschenswert, das durch die hydrodynamische Kupplung aufnehmbare Moment, welches dem vom Primärschaufelrad aufnehmbaren Moment entspricht, möglichst gering zu halten. Dies wird durch Einstellung eines minimalen Füllungsgrades versucht. Es hat sich jedoch gezeigt, dass diese Maßnahme allein nicht ausreichend ist, da gerade im Bereich sehr hohen Kupplungsschlupfes von beispielsweise 70 bis 100 Prozent noch zu hohe Momente durch die Kupplung aufgenommen werden. Dadurch kann es zu einer unerwünschten Rückwirkung in Form einer Drückung der Drehzahl der mit der hydrodynamischen Kupplung gekoppelten Antriebsmaschine kommen, so dass hier die gewünschte Fahrdynamik nicht mehr gegeben ist.

Der Erfindung lag daher die Aufgabe zugrunde, eine hydrodynamische Kupplung der eingangs genannten Art für den Einsatz von Anfahrereinheiten zu schaffen, bei welcher mit geringstem konstruktiven und steuerungstechnischen Aufwand eine Minimierung des Leerlaufmomentes, d. h. insbesondere des durch die hydrodynamische Kupplung bei maximalem Schlupf aufnehmbaren Momentes im Anlaufbereich bzw. Anfahrbereich erzielbar ist.

Die erfindungsgemäße Lösung wird durch die Merkmale des Anspruchs 1 charakterisiert. Vorteilhafte Ausgestaltungen sind in den Unteransprüchen wiedergegeben.

Erfindungsgemäß werden bei einer hydrodynamischen Kupplung, umfassend mindestens ein Primärschaufelrad und ein Sekundärschaufelrad, Mittel zur Beeinflussung des Übertragungsverhaltens, insbesondere Mittel zur Beeinflussung des Strömungskreislaufes im Arbeitsraum, vorgesehen, die wenigstens ein einen Stör- bzw. Drosselbereich bildendes Element, insbesondere Drosselscheibe umfassen, die sich wenigstens teilweise in den Arbeitsraum hinein erstreckt und die erfindungsgemäß in axialer Richtung, d. h. parallel zur Rotationsachse der hydrodynamischen Kupplung im Arbeitsraum verschiebbar ist. Unter Stör- bzw. Drosselbereich wird dabei ein den Strömungskreislauf von seinem theoretischen Verlauf bzw. Richtung im Querschnitt betrachtet wenigstens über einen Teilbereich in Umfangsrichtung kurzzeitig ablenkender Bereich verstanden. Die Ablenkung d. h. Richtungsänderung erfolgt dabei in Richtung des mittleren Durchmessers des Arbeitsraumes bzw. zum Kernraum hin. Der zur Verfügung stehende Strömungsquerschnitt verjüngt sich in dem durch den Drosselbereich charakterisierten Bereich. Der Stör- bzw. Drosselbereich ist dabei derart ausgestaltet, dass dieser durch wenigstens eine Störfläche charakterisiert ist, die senkrecht oder in einem Winkel zum Strömungsverlauf des Strömungskreislaufes im Arbeitskreislauf in diesem Bereich ausgebildet ist und sich über wenigstens einen Teilbereich des Arbeitsraumes, vorzugsweise vollständig in Umfangsrichtung erstreckt.

Das den Stör- oder Drosselbereich bildende Element ist vorzugsweise ringscheibenförmig ausgestaltet, wobei der Querschnitt beliebig ausgestaltet werden kann. Die Drosselwirkung erfolgt dabei in Umfangsrichtung über den gesamten Umfang im Arbeitsraum. Denkbar sind auch Ausführungen des eine Stör- oder Drosselbereich bildenden Elementes in Form eines teiltringförmigen Elementes oder Segmentes.

Die erfindungsgemäße Lösung ermöglicht eine frei variierbare Beeinflussung des Übertragungsverhaltens der hydrodynamischen Kupplung in Abhängigkeit der frei gewählten Stellung eines einen Stör –oder Drosselbereich bildenden Elementes, insbesondere der Drosselscheibe im Arbeitsraum während jeder Betriebsphase und damit deren Wirkung auf den sich im Arbeitsraum einstellenden Strömungskreislauf. Je nach Position des den Stör- oder Drosselbereich bildenden Elementes, insbesondere der Drosselscheibe und Anordnung der durch diese gebildeten Stör- bzw. Drosselbereiche im Arbeitsraum bei einem bestimmten Schlupf, der Größe des vorgesehenen Verschiebeweges sowie der Verschiebegeschwindigkeit über einen Schlupfbereich kann das Übertragungsverhalten der hydrodynamischen Kupplung gezielt durch Änderung der Position des den Stör- oder Drosselbereich bildenden Elementes beeinflusst werden. In der Ausgangsposition, d. h. im Stillstand, befindet sich dabei das den Stör- oder Drosselbereich bildende Element, insbesondere die Drosselscheibe im Bereich der Trennebene zwischen den beiden Schaufelrädern. Bei Verringerung des Schlupfes erfolgt eine Verschiebung über die axiale Erstreckung des jeweiligen Schaufelrades in axialer Richtung vom Mittelpunkt bzw. Kernraum des Arbeitsraumes weg. Damit kann der Einfluss der Drosselscheibe, insbesondere der durch diese auf den Strömungskreislauf wirkenden Stör- bzw. Wirkfläche über den Gesamtbetriebsbereich der hydrodynamischen Kupplung gezielt eingestellt werden, vorzugsweise über den gesamten Schlupfbereich. Damit ist es möglich, das Übertragungsverhalten der hydrodynamischen Kupplung auch über einen breiteren Bereich bis zum gesamten Arbeitsbereich zu beeinflussen. Diese Beeinflussung wird wenigstens als Funktion der axialen Position der Drosselscheibe und der geometrischen Abmessungen der Drosselscheibe charakterisiert. Die Änderung der Wirkung der Drosselscheibe erfolgt dann in Abhängigkeit der Änderung der Position der Drosselscheibe in axialer Richtung über dem Schlupf.

Um die gewünschten Kennliniencharakteristiken zu erhalten, bilden die Mittel zur Beeinflussung des Strömungskreislaufes entweder wenigstens einen äußeren oder inneren Stör- bzw. Drosselbereich im Arbeitsraum. Dieser ist dabei vorzugsweise einem der beiden Schaufelräder zugeordnet. Je nach Ausgestaltung und Ausführung ist die Drosselscheibe derart ausgeführt, dass diese entweder eine Außendrossel oder eine Innendrossel gegenüber dem Arbeitsraum bildet. Bei Ausgestaltung als Außendrossel ist das den Stör- oder Drosselbereich bildende Element, insbesondere die Drosselscheibe im Bereich der radial äußeren Abmessungen des Arbeitsraumes angeordnet, während bei Ausführung als Innendrossel das einen Stör- oder Drosselbereich bildende Element, insbesondere die Drosselscheibe sich vom inneren Durchmesser des Arbeitsraumes in diesen in radialer Richtung hinein erstreckt. Vorzugsweise wird jedoch eine Anordnung gewählt, die im Bereich des Innendurchmessers des Arbeitsraumes liegt, wobei in diesem Fall eine besonders kompakte Ausführung der hydrodynamischen Kupplung mit zugehöriger Stalleinrichtung für das den Stör- bzw. Drosselbereich bildende Element, insbesondere die Drosselscheibe realisiert werden kann.

Das den Stör- oder Drosselbereich bildende Element, insbesondere die Drosselscheibe ist vorzugsweise jeweils einem der Schaufelräder zugeordnet. Dabei kann die Zuordnung sowohl zum Primärschaufelrad als auch zum Sekundärschaufelrad erfolgen. Die Wirkung ist je nach Anordnung die gleiche. Die Verschiebung erfolgt dabei vom Bereich der Trennebene oder einem an diesen angrenzenden Bereich über wenigstens einen Teil, vorzugsweise die gesamte axiale Erstreckung des vom jeweiligen Schaufelrad gebildeten Teiles des Arbeitsraumes. D. h. die Verschiebung erfolgt in axialer Richtung vom geometrischen Mittelpunkt des Arbeitsraumes bzw. vom Kernraum weg.

Das den Stör- oder Drosselbereich bildende Element, insbesondere die Drosselscheibe kann dabei als separates Bauelement ausgebildet sein oder aber eine bauliche Einheit mit einem Teil dieses Schaufelrades bilden, d. h. als einteiliges Bauelement als Bestandteil eines der Schaufelräder ausgebildet werden. Im erstgenannten Fall kann die Drosselscheibe entweder

- a) am jeweiligen Schaufelrad oder
- b) einem drehfest mit diesem verbundenen Element oder
- c) einem ortsfesten Bauelement oder Gehäuse oder
- d) einem mit Relativdrehzahl zum Schaufelrad, dem die Drosselscheibe zugeordnet wird, rotierenden Element geführt werden.

Im Fall a) ist das den Stör- oder Drosselbereich bildende Element, insbesondere die Drosselscheibe je nach Ausführung als Außendrossel oder Innendrossel im Bereich des Innendurchmessers oder im Bereich ihres Außendurchmessers mit Schlitzen versehen, wobei die Schlitze sich in axialer Richtung - bei schräger Beschaufelung wenigstens mit einer Richtungskomponente in Umfangsrichtung - erstrecken und der Aufnahme der zur Führung genutzten Schaufeln der Beschaufelung dienen. Die Führung der Drosselscheibe erfolgt dann an der Beschaufelung, wobei die Beschaufelung im Führungsbereich frei von einer Anlenkung am schaufeltragenden Teil ist. Dies bedeutet, dass in diesem Bereich der Arbeitsraum nicht von der Innenkontur des schaufeltragenden Teiles begrenzt wird, sondern die Schaufeln in radialer Richtung frei überstehen. Die Führungsschlitze sind dabei an die Beschaufelung anzupassen, wobei die Schlitze je nach Ausführung der Beschaufelung als Gerad- oder Schrägbeschaufelung ausgeführt sind. Bei der Führung der Drosselscheibe am jeweiligen Schaufelrad ist immer eine gleiche Drehzahl zwischen dem die Drosselscheibe abstützenden Element und dem jeweiligen Schaufelrad zu gewährleisten. Grundsätzlich bestehen für die Ausführung der Führungsschlitze und die axiale Bewegbarkeit der Drosselscheibe bei Schrägbeschaufelung folgende Möglichkeiten:

- a) Die Drosselscheibe bzw. das den Stör- oder Drosselbereich bildende Element wird zu Änderung der Position in axialer Richtung in Umfangsrichtung entlang der schräg ausgerichteten Beschaufelung geführt oder
- b) die Führungsschlitze sind derart breit in Umfangsrichtung in Einbaulage betrachtet ausgebildet, dass auch bei Schrägbeschaufelung eine rein axiale Verschiebung bestimmter Größe in Umfangsrichtung möglich ist, frei von einer Verdrehung.

Gemäß einer besonders vorteilhaften Ausgestaltung, bei welcher die Führung des einen Stör- oder Drosselbereich bildenden Elementes, insbesondere der Drosselscheibe unabhängig von der Ausführung der hydrodynamischen Kupplung, insbesondere des schaufeltragenden Teiles und an anderen Bauelementen gemäß c) und d) erfolgen kann, ist dadurch charakterisiert, dass das jeweilige Schaufelrad in radialer Richtung im Querschnitt betrachtet entsprechend abgedreht ist. Dabei wird in Bezug auf die Beschaufelung ein ringförmiges Element entweder im Bereich des Außenumfanges oder im Bereich des Innenumfanges abgetragen, wobei die Beschaufelung im Querschnitt betrachtet, in radialer Richtung durch parallel zur Rotationsachse ausgebildete Schaufelkanten bzw. Schaufelenden charakterisiert ist. Dies bedeutet, die ringförmige Abdrehung erstreckt sich über die gesamte axiale Erstreckung des jeweiligen Schaufelrades oder zumindest einen Teilbereich bestimmter Größe, welcher wenigstens der Summe aus dem Verschiebeweg und der Breite der Drosselscheibe entspricht. Die Drosselscheibe kann dann im Bereich der Trennebene über die gesamte axiale Erstreckung und sogar über diese hinaus gegenüber dem jeweiligen Schaufelrad verschoben werden, wobei die Drosselscheibe auch an einem ortsfesten oder mit Relativdrehzahl zum jeweiligen Schaufelrad rotierenden Element gelagert und in axialer Richtung an diesem verschiebbar geführt sein kann.

Im anderen Fall, d. h. bei baulicher Einheit mit den Kreislauf führenden Wandbereichen, ist die Drosselscheibe Bestandteil eines Wandbereiches, vorzugsweise eines Teilbereiches des schaufeltragenden Teiles eines der beiden Schaufelräder. In dem Fall kann eine Verschiebung der Drosselscheibe in axialer Richtung nur durch Verschiebung des den Kreislauf führenden Teilbereiches des schaufeltragenden Teiles des jeweiligen Schaufelrades erfolgen. Dies wird dadurch realisiert, dass im Querschnitt der hydrodynamischen Komponente betrachtet ein Segment eines Schaufelrades in axialer Richtung verschiebbar ist. Bei diesem Segment handelt es sich dabei um einen Bereich im Bereich der radial äußeren Abmessungen des Arbeitsraumes oder im Bereich der radial inneren Abmessungen des Arbeitsraumes liegenden Teilbereich des jeweiligen Schaufelrades. Die Führung erfolgt dabei coaxial zur hydrodynamischen Komponente, insbesondere dem

jeweiligen Schaufelrad. Je nach Ausgestaltung und Wahl des Segmentes am jeweiligen Schaufelrad kann die Größe des Verschiebeweges festgelegt werden. Dabei kann die Verschiebung bis zum bündigen Abschluß mit dem schaufeltragenden Teil erfolgen, oder aber der schaufeltragende Teil einen Anschlag für die Verschiebung der Drosselscheibe und damit des Segmentes in axialer Richtung des Schaufelrades bildet.

Bezüglich der Ausgestaltung der Drosselscheibe selbst bestehen eine Mehrzahl von Möglichkeiten. Diese ist im einfachsten Fall als ringscheibenförmiges Element, umfassend zwei zueinander parallel ausgerichtete und Wirkflächen bildende Stirnseiten, ausgeführt, wobei in Einbaulage betrachtet die Stirnseiten senkrecht zur Rotationsachse verlaufen. Gemäß einer besonders vorteilhaften Ausgestaltung kann die Kontur, insbesondere die an der Drosselscheibe ausgebildete Wirkfläche, durch entsprechende geometrische Formgebung und Kontur derart ausgeführt werden, dass diese zusätzlich vorteilhafte Eigenschaften im Hinblick auf die Führung des Strömungskreislaufes aufweist. Dabei werden vorzugsweise Verläufe der Wirkungsflächen gewählt, die sich in Strömungsrichtung jeweils vom Bereich des Außendurchmessers bzw. des Innendurchmessers in Strömungsrichtung ansteigend in den Arbeitsraum hineinerstrecken. Dies bedeutet, die Wirkungsfläche ist nicht als rein senkrecht ausgerichtete Fläche zum Strömungskreislauf ausgeführt, sondern ermöglicht eine Führung des Strömungskreislaufes entlang dieser in allen Betriebszuständen, wobei die Umlenkung bzw. Richtungsänderung allmählich erfolgt. Vorzugsweise wird die Kontur derart gewählt ist, dass diese bei vollständiger Verschiebung gegenüber dem jeweiligen Schaufelrad die Geometrie der Innenkontur des schaufeltragenden Bereiches und damit Schaufelgrundes in dieser Einstellung nachempfindet. In diesem Fall wird dann in dem Zustand, in welchem eine Beeinflussung nicht mehr gewünscht ist, auch keine Beeinflussung mehr vorgenommen, da die Drosselscheibe die Funktion des fehlenden schaufeltragenden Teilbereiches mit übernimmt.

Zur Realisierung der Verschiebung ist dem den Stör- oder Drosselbereich bildenden Element, insbesondere der Drosselscheibe eine Stelleinrichtung zugeordnet. Diese ist beliebig ausgestaltbar und kann mechanisch, hydraulisch, pneumatisch, elektrisch

oder mittels einer Kombination aus diesen Möglichkeiten betätigt werden. Vorzugsweise werden hydraulische oder pneumatische Lösungen gewählt. Die Verschiebung erfolgt dann beispielsweise aufgrund der wenigstens mittelbaren Anbindung des den Stör- oder Drosselbereich bildenden Elementes, insbesondere der Drosselscheibe an eine Zylinder-/Kolbeneinheit, wobei die Beaufschlagung des Kolbens mit einem Druck einer beliebigen Druckquelle erfolgen kann. Der Beaufschlagungsdruck kann dabei beispielsweise von

- a) einem dem Druck im Zufuhrkanal oder -raum entsprechenden Druck oder einem proportional zu diesem vorliegenden Druck oder
- b) dem Gehäuseinnendruck oder
- c) einem Überlagerungsdruck aus a) und b) oder
- d) einem frei wählbaren Druck oder
- e) einem beliebigen im Antriebstrang ohnehin zur Verfügung stehenden Druck, beispielsweise Getriebedruck etc.
- f) einem Überlagerungsdruck aus einem der in a) bis c) genannten Drücke und einem Druck gemäß d) oder e) gebildet werden.

Die erfindungsgemäße Lösung ist für jegliche Art hydrodynamischer Kupplungen geeignet. Dabei kann es sich um hydrodynamische Kupplungen mit rotierendem Gehäuse, d. h. mit einer drehfest mit dem Primärschaufelrad verbundenen Primärradschale sowie hydrodynamische Kupplungen mit ortsfestem, d. h. ruhendem Gehäuse handeln. Ferner ist die erfindungsgemäße Lösung insbesondere in Anfahrereinheiten, umfassend ein Anfahrelement in Form einer hydrodynamischen Kupplung mit zugeordneter Einrichtung zur Überbrückung in Form einer Überbrückungskupplung anwendbar. In diesem Fall ist vorzugsweise die Überbrückungskupplung als Scheibenkupplung ausgeführt und parallel zur hydrodynamischen Kupplung angeordnet. Der hydrodynamischen Kupplung ist ein Betriebsmittelversorgungs- und/oder Führungssystem zugeordnet, welches eine zentrifugale und zentripetale Durchströmung der hydrodynamischen Kupplung ermöglicht. Im Fall der zentripetalen Durchströmung wird dabei wenigstens ein Teil des um den Außenumfang der hydrodynamischen Kupplung geführten und im Bereich des Außenumfanges in der Trennebene eingebrachten Betriebsmittels zur Beaufschlagung der Überbrückungskupplung genutzt. Diese wird durch den in

diesem Betriebszustand an der Überbrückungskupplung vorliegenden Druck deaktiviert, d. h. die miteinander reibschlüssig in Wirkverbindung bringbaren Elemente werden in einem Abstand zueinander gehalten. Bei zentrifugaler Durchströmung erfolgt die Betriebsmittelzufuhr in den Bereich des Innendurchmessers des torusförmigen Arbeitsraumes und die Durchströmung erfolgt in zentrifugaler Richtung, d. h. im Bereich des Außenumfanges der hydrodynamischen Kupplung aus dieser hinaus. Der Baueinheit aus hydrodynamischer Kupplung und Überbrückungskupplung ist somit ein erster Betriebsmittelführungskanal oder -raum zugeordnet, der zumindest zwischen der Stelleinrichtung der Überbrückungskupplung und einem die Baueinheit umschließenden Gehäuse gebildet wird. Ferner ist ein zweiter Betriebsmittelführungskanal oder -raum vorgesehen, der im Bereich des Außenumfanges am Innendurchmesser des torusförmigen Arbeitsraumes angeordnet ist. Bei den Räumen kann dabei die Zuordnung als Zufuhrkanal oder -raum oder Abfuhrkanal oder -raum zum oder vom Arbeitsraum wahlweise vorgegeben werden. Dies wird über entsprechende Stelleinrichtung im Betriebsmittelversorgungs- und/oder Führungssystem realisiert, wobei diese vorzugsweise in Form von Ventileinrichtungen ausgeführt sind. Entsprechend der Wahl der Stellgröße der in axialer Richtung verschiebbaren Drosselscheibe zugeordneten Stelleinrichtung können dann auch die in den Betriebsmittelzufuhrkanälen oder -räumen vorliegenden Drücke zur Beaufschlagung genutzt werden.

Gemäß einer besonders vorteilhaften Ausgestaltung ist die hydrodynamische Kupplung, insbesondere die Beschaukelung mit einem Kernring ausgebildet. Dies bedeutet, dass die Beschaukelung im Kernraum mit einer Ausnehmung an den zum jeweils anderen Schaufelrad, insbesondere dem Turbinenrad weisenden Enden versehen ist, die für die gesamte Beschaukelung betrachtet, einen entsprechenden Hohlraum beschreibt. Ferner kann die Beschaukelung an den beiden Schaufelrädern variiert werden. Vorzugsweise ist das Sekundärschaufelrad schräg beschaukelt. Dies gilt in Analogie auch für die Beschaukelung im Austrittsbereich aus dem Primärschaufelrad. Damit wird es möglich, bessere λ -Werte zu erzielen. Demgegenüber ist die Beschaukelung im Bereich des Eintrittes am

Primärschaufelrad gerade ausgeführt, um hier eine geradlinige Verschiebung der Drosselscheibe bei Anordnung im Bereich des inneren Durchmessers des Arbeitsraumes zu ermöglichen. Dies gilt in Analogie auch im Umkehrschluss für die Anordnung der Drosselscheibe im Bereich des Außendurchmessers des Arbeitsraumes, wobei dann die Schrägbeschaufelung am Pumpeneintritt erfolgt. Vorzugsweise wird jedoch erstere Variante gewählt. Dies bedeutet, dass die einzelne Schaufel am Primärschaufelrad nicht durch einen geradlinigen Verlauf oder in einem Winkel zur radialen Richtung, sondern einen ersten Teilbereich umfasst, der in radialer Richtung verläuft und einen zweiten Teilbereich, der in einem Winkel zur radialen Richtung verläuft.

Die erfindungsgemäße Lösung wird nachfolgend anhand von Figuren erläutert. Darin ist im Einzelnen Folgendes dargestellt:

- Figur 1 verdeutlicht in schematisch vereinfachter Darstellung das Grundprinzip und den Grundaufbau einer erfindungsgemäß gestalteten hydrodynamischen Kupplung mit axial verschiebbarer Drosselscheibe;
- Figuren 2a und 2b verdeutlichen eine Ausgestaltung mit Führung der Drosselscheibe an der Beschaufelung;
- Figuren 3a bis 3c verdeutlichen weitere mögliche Anordnungen der Drosselscheibe;
- Figuren 4a und 4b verdeutlichen besonders vorteilhafte Ausgestaltungen mit Außen- und Innendrossel;
- Figur 5 zeigt eine besonders vorteilhafte Ausgestaltung einer hydrodynamischen Kupplung mit Drosselscheibe;
- Figur 6a verdeutlicht eine Anwendung in einer Kupplung mit rotierendem Gehäuse;

- Figur 6b zeigt eine Ausführung mit ruhendem Gehäuse;
Figur 6c zeigt eine mögliche Ausführung mit der Drosselscheibe zugeordneter Stelleinrichtung;
- Figur 7 verdeutlicht anhand von Kennlinien die Wirkungsweise der Drosselscheibe in unterschiedlichen Stellungen.

Die Figur 1 verdeutlicht in schematisch stark vereinfachter Darstellung den Grundaufbau und das Grundprinzip einer erfindungsgemäß gestalteten hydrodynamischen Kupplung 1, umfassend mindestens ein Primärschaufelrad 2 und ein Sekundärschaufelrad 3, die miteinander einen Arbeitsraum 4 bilden, mit einem koaxial zur Kupplung 1 angeordneten und in axialer Richtung verschiebbaren, einen Drosselbereich oder Störbereich bildenden Element, insbesondere in Form einer Drosselscheibe 5. Bei dieser Ausführung ist die Drosselscheibe 5 dem mit einem Antrieb koppelbaren Primärschaufelrad 2 zugeordnet. Die Drosselscheibe ist dabei ringscheibenförmig ausgeführt. Diese erstreckt sich mit ihrer Wirkungsfläche in radialer Richtung in den Arbeitsraum 4 hinein. Bei der in der Figur 1 dargestellten Ausgestaltung der Drosselscheibe 5 handelt es sich um eine sogenannte Außendrossel 6. Diese ist dadurch charakterisiert, dass diese im Bereich des radial äußeren Durchmessers d_{A4} des Arbeitsraumes 4 wirksam wird. Die Drosselscheibe 5 ist dabei in axialer Richtung, d. h. parallel zur Rotationsachse R der hydrodynamischen Kupplung 1, verschiebbar. Die Verschiebung erfolgt dabei vom Anfahrvorgang der Kupplung 1 aus betrachtet von einem Bereich im Bereich der Trennebene T über wenigstens einen Teilbereich a der axialen Erstreckung des jeweiligen Schaufelrades, hier des Primärschaufelrades 2. Die axiale Verschiebung kann dabei lediglich über einen Teilbereich der axialen Erstreckung des jeweiligen Schaufelrades, hier des Primärschaufelrades 2 oder aber vorzugsweise vollständig über das gesamte Schaufelrad 2 hinaus, erfolgen. Bei der in der Figur 1 dargestellten Ausführung ist die Drosselscheibe 5 Bestandteil eines Wandbereiches 7 des schaufeltragenden Teiles 8 des jeweiligen Schaufelrades, hier des Primärschaufelrades 2, wobei dieser Wandbereich 7 im wesentlichen im Bereich des Außendurchmessers d_{A2} des Primärschaufelrades 2 vorgesehen ist und dieser Wandbereich 7 gegenüber dem restlichen nicht verschiebbaren schaufeltragenden

Teil 8 in axialer Richtung verschiebbar ist. Je nach Lage des Wandbereiches 7 erfolgt damit aufgrund der Zwangskopplung auch eine Verschiebung der Drosselscheibe 5. Die Drosselscheibe 5 ist dabei in diesem Fall durch einen Innendurchmesser d_5 charakterisiert, welcher kleiner ist als der den Außendurchmesser des Arbeitsraumes 4 bestimmende Durchmesser d_{A4} , jedoch größer als der innere Durchmesser d_4 des Arbeitsraumes 4 im Bereich der Trennebene T. Der äußere Durchmesser d_{A5} der Drosselscheibe 5 entspricht in diesem Fall dem äußeren Durchmesser d_{A4} des Arbeitsraumes 4 bzw. im konkreten Fall des Primärschaufelrades 2 dem inneren Durchmesser d_{i7-2} des Primärschaufelrades, der durch den Wandbereich 7 charakterisierenden Innendurchmesser im radial äußeren Bereich des Primärschaufelrades 2 charakterisiert ist. Bei diesem Durchmesser handelt es sich dabei um die Differenz aus dem theoretischen Außendurchmesser d_{A2} des Primärschaufelrades und der Wandstärke s_7 des Wandbereiches 7. Die Drosselscheibe 5 ist im dargestellten Fall beispielhaft als ebene Scheibe ausgeführt. Diese umfasst zwei jeweils eine ebene Stirnfläche 9 und 10 bildende Stirnseiten 11 und 12, wobei jeweils die Stirnfläche 9 mit der Stirnseite 11 zur Trennebene hin gerichtet ist, während die Stirnfläche 10 an der Stirnseite 12 von der Trennebene T weggerichtet ist und bezogen auf die Ausgangslage der Drosselscheibe 5 zu Beginn und evtl. während des Anlaufvorganges in Verschiebungsrichtung weist. Die Stirnfläche 10 stellt dabei wenigstens teilweise im dargestellten Fall vollständig die Wirk- bzw. Beeinflussungsfläche 20 für den Strömungskreislauf im Arbeitsraum 4 dar. Bei der in der Figur 1 dargestellten Ausführung ist dabei der Wandbereich 7 des schaufeltragenden Teiles 8 verschiebbar. Diesem angeschlossen können auch die daran befestigten Schaufelbereiche 13 der Schaufeln 14 mit verschiebbar ausgeführt sein. Die Schaufeln 14 sind dann unterteilt. Der schaufeltragende Teil 8 bzw. der Wandbereich 7 des schaufeltragenden Teiles 8 mit dem angeschlossenen Schaufelbereich 13 ist dabei ebenfalls ringförmig ausgestaltet. Beide sind jedoch drehfest miteinander gekoppelt und in axialer Richtung verschiebbar gegeneinander ausgeführt. Diese Ausführung gewährleistet eine vollständige Verschiebbarkeit gegenüber dem restlichen schaufeltragenden Teil 8 in axialer Richtung, unabhängig von der Größe des für die Funktionsweise vorgesehenen Verschiebeweges l in axialer Richtung.

Denkbar ist jedoch, wie in Figur 1 nicht dargestellt, auch die Verschiebung nur des Wandbereiches 7 ohne Kopplung mit Schaufelbereichen 13. In diesem Fall wird der Wandbereich 7 lediglich zur Strömungsführung genutzt und dient nicht primär der Lagefixierung und Befestigung der Schaufeln 14. Diese erfolgt über den restlichen schaufeltragenden Bereich 8.

Dem gegenüber verdeutlichen die Figuren 2a und 2b anhand zweier Ansichten eine alternative Ausgestaltung einer Ausführung einer hydrodynamischen Kupplung 1.2 mit axial verschiebbarer Drosselscheibe 5.2. Diese ist in diesem Fall als separates Bauteil ausgeführt und ebenfalls in axialer Richtung gegenüber dem Schaufelrad, hier beispielhaft dem Primärschaufelrad 2.2, derart verschiebbar, dass eine Änderung des Wirkbereiches im Arbeitsraum 4.2 durch die Verschiebung erzielt wird. Auch hier ist die Drosselscheibe 5.2 als Außendrossel 6.2 ausgebildet. D. h., diese ist im radial äußeren Bereich des Arbeitsraumes 4.2 angeordnet und kommt in diesem zum tragen. Dabei wird die Strömung in diesem Bereich um die Drossel bzw. die Drosselscheibe 5.2 umgelenkt, ehe diese in das Sekundärschaufelrad 3 übertritt. Bei dieser Ausführung sind die Schaufeln 14.2 derart angeordnet, dass diese im radial äußeren Bereich des Primärschaufelrades 2.2 über den schaufeltragenden Teil 8.2 überstehen, d. h., nur über einen Teil ihrer Erstreckung in radialer Richtung am schaufeltragenden Teil 8.2 geführt sind und der radial äußere Bereich des Primärschaufelrades 2.2 frei von dem in der Figur 1 dargestellten Wandbereich 7.2 ist. Die Drosselscheibe 5.2 ist in diesem Fall geschlitzt ausgeführt und wird an den einzelnen in Umfangsrichtung zueinander beabstandeten angeordneten Schaufeln 14.2 geführt. Diese sind vorzugsweise gerade ausgerichtet, d. h., die einzelne Schaufel 14.2 ist in einer Ebene angeordnet, die durch eine vertikal theoretische Rotationsachse und der Rotationsachse charakterisiert ist. Die axial verschiebbare Drosselscheibe 5.2 wird dabei in einem Bereich der Schaufel 14.2, hier insbesondere einem frei überstehenden Schaufelbereich 13.2, geführt, der frei von einer direkten Führung am schaufeltragenden Teil 8.2 ist und lediglich über die anderen Schaufelbereiche im schaufeltragenden Teil 8.2 in seiner Lage fixiert wird. Ausführungen mit Schrägbeschaufelung sind ebenfalls denkbar, jedoch sind dann die Führungsschlitze mit entsprechender Breite zu gestalten oder die axiale

Verschiebung durch Verdrehung in Umfangsrichtung zu gewährleisten. Je nach Größe des Schaufelbereiches 13.2 bzw. des schaufeltragenden Teiles 8.2 kann die Verschiebung bei alleiniger Führung der Drosselscheibe 5.2 an der Beschaufelung 14.2 in axialer Richtung gewährleistet werden. Ist der Endbereich des schaufeltragenden Bereiches 8.2 in einer Ebene, die senkrecht zu einer Ebene verläuft, die durch eine Senkrechte zur Rotationsachse und Senkrechte in vertikaler Richtung charakterisiert ist bzw. die parallel zur Trennebene T zwischen Primärschaufelrad 2.2 und Sekundärschaufelrad 3.2 verläuft, kann eine optimale Verschiebung der Drosselscheibe 5.2 erzielt werden. Diese kann je nach Ausgestaltung ihres Innendurchmesser $d_{i5.2}$ entweder bis in den Bereich außerhalb des Schaufelrades, hier des Primärschaufelrades 2.2 erfolgen oder aber zumindest bis in den Bereich des schaufeltragenden Teiles 8.2. Ist im dargestellten Fall der Innendurchmesser $d_{i5.2}$ gleich oder vorzugsweise größer als der Außendurchmesser d_{A8} des schaufeltragenden Teiles 8.2, kann eine bündige Verschiebung zum schaufeltragenden Teil 8.2 in axialer Richtung erfolgen oder sogar über den schaufeltragenden Teil 8.2 aus dem Arbeitsraum 4.2 vollständig hinaus. Dies wird jedoch nicht angestrebt, da dann keine Führbarkeit der Drosselscheiben 5.2 ohne zusätzliche Hilfsmittel mehr gegeben ist. Vorzugsweise werden dabei Ausführungen angestrebt, bei denen eine Verschiebung möglichst weit in Richtung des schaufeltragenden Teiles 8.2 bzw. der durch diese gebildeten Innenwand 15 erfolgt. Vorzugsweise wird ein bündiger Abschluss bzw. eine Anschlagfunktion des schaufeltragenden Teiles 8.2 angestrebt.

In der Figur 2b ist dazu eine Ausführung der Drosselscheibe 5.2 mit entsprechend zur Führung an den einzelnen Schaufeln 14.2 am Innendurchmesser $d_{i5.2}$ vorgesehenen Schlitten bzw. Führungen 16 in einer Ansicht von rechts dargestellt. Diese Ausführung der Drosselscheibe 5.2 stellt eine mögliche Ausführung dar. Die erfindungsgemäße Ausführung ist jedoch nicht auf diese fixiert. Die Geometrie der Schlitten 16 ist der Geometrie der Schaufeln 14.2 angepasst.

Die Figuren 3a bis 3c verdeutlichen weitere Anordnungsmöglichkeiten einer erfindungsgemäß in axialer Richtung verschiebbar ausgeführten Drosselscheibe 5.3 in schematisch stark vereinfachter Darstellung anhand einer stark vereinfacht

wiedergegebenen hydrodynamischen Kupplung 1.3. Bezüglich der Anbindung und Führung der Drosselscheibe 5.3 gelten die in den Figuren 1 und 2 beschriebenen Ausgestaltungsmöglichkeiten, wobei jedoch keine Beschränkung auf diese erfolgt. Diesbezüglich kann auf diese Figuren stellvertretend verwiesen werden. Bei der in der Figur 3a dargestellten Ausführung ist die Drosselscheibe 5.3a dem Sekundärschaufelrad 3.3a zugeordnet. Dabei ist auch hier die Drosselscheibe 5.3a als Außendrossel 6.3a ausgeführt und wird im radial äußeren Bereich des Arbeitsraumes 4.3a beispielhaft am Sekundärschaufelrad 3.3a wirksam. Die Drosselscheibe 5.3a ist auch hier vorzugsweise als Ringscheibe ausgebildet. Diese kann entweder einteilig mit einem Wandbereich 7.3a ausgeführt werden oder aber, wie in der Figur 2a beschrieben, in analoger Bauweise an der Beschaukelung 14.3a des Sekundärschaufelrades 3.3a geführt werden. Bezüglich des Außen- und Innendurchmessers gelten die für die Anordnung der Primärschaufelrad 2.2a getätigten Ausführungen.

Die Figuren 3b und 3c verdeutlichen in schematisch stark vereinfachten Darstellung Möglichkeiten der Anordnung einer axial verschiebbaren Drosselscheibe 5.3b und 5.3c als Innendrossel 17.3b und 17.3c, wobei die Drosselscheibe 5.3b bzw. 5.3c jeweils im Bereich der radial inneren Abmessungen der hydrodynamischen Kupplung 1.3b, 1.3c, insbesondere des Arbeitsraumes 4.3b bzw. 4.3c, angeordnet ist. Diese Ausbildung der Drosselscheibe 5.3b und 5.3c ist jeweils dadurch charakterisiert, dass deren Außendurchmesser $d_{A5.3b}$ bzw. $d_{A5.3c}$ jeweils größer ist als der Innendurchmesser $d_{i4.3b}$ bzw. $d_{i4.3c}$ des Arbeitsraumes 4.3b bzw. 4.3c sowie speziell $d_{i2.3b}$ oder $d_{i2.3c}$ oder $d_{i3.3b}$ bzw. $d_{i3.3c}$ und kleiner als der Innendurchmesser $d_{i4.3b}$ bzw. $d_{i4.3c}$ des Arbeitsraumes 4.3b, 4.3c bzw. des durch die Schaufelräder 2.3b, 2.3c bzw. 3.3b, 3.3c bestimmten Innendurchmessers im radial äußeren Bereich der hydrodynamischen Kupplung 1.3b bzw. 1.3c. Die Drosselscheibe 5.3b, 5.3c erstreckt sich somit in radialer Richtung in den Arbeitsraum 4.3b bzw. 4.3c wenigstens teilweise hinein. Die Figur 3b verdeutlicht dabei beispielhaft eine Ausgestaltung der Drosselscheibe 5.3b am Primärschaufelrad 2.3b, wobei die Anordnung im Bereich des Innendurchmessers des durch das Primärschaufelrad 3.3b bestimmten Teilbereiches des Arbeitsraumes 4.3b charakterisiert ist. Bei dieser Ausführung bilden dabei beispielhaft die Drosselscheibe 5.3b und der Wandbereich 7.3b eine

bauliche Einheit, wobei der Wandbereich 7.3b des schaufeltragenden Teiles 8.3b verschiebbar ist. Die Verschiebbarkeit erfolgt auch hier in axialer Richtung. Die Figur 3c verdeutlicht demgegenüber eine Ausführung gemäß der Figur 2 mit Zuordnung zum Sekundärschaufelrad 3.3c, bei welcher die Drosselscheibe mit am Außenumfang angeordneten Schlitten 18 ausgeführt ist, die im Schaufelbereich 13.3c, der frei von einer Führung am schaufeltragenden Teil 8.3c ist, geführt wird.

Gemäß einer besonders vorteilhaften Ausgestaltung 1.4a ist gemäß Figur 4a das den Kreislauf führende Schaufelrad in Form des Primärschaufelrades 2.4a oder gemäß Figur 4b das Sekundärschaufelrad 3.4b - derart ausgestaltet, dass dieses im Bereich der Führung für die Drosselscheibe 5.4a, 5.4b abgedreht ausgeführt ist. Dies bedeutet, dass das Schaufelrad im Querschnitt betrachtet frei von einem Schaufelradsegment 19 ist, welches entweder im radial äußeren Bereich des Schaufelrades 2.4a, 3.4b oder aber je nach Anordnung der Drosselscheibe 5.4a, 5.4b im radial inneren Bereich vorgesehen ist. Dazu ist das Schaufelrad 2.4a, 3.4b in diesem Bereich, insbesondere die Beschaufelung, vorzugsweise abgedreht. Diese Abdrehung ist dadurch charakterisiert, dass die Schaufel 14.4a, 14.4b im Querschnitt betrachtet durch eine gerade Kante in radialer Richtung entweder im Bereich des radial äußeren Durchmessers d_{A2} , d_{A3} oder im Bereich des radial inneren Durchmessers d_{I2} , d_{I3} des Arbeitsraumes 4.4a, 4.4b bzw. der Beschaufelung 14.4a, 14.4b charakterisiert ist, und in diesem Bereich keine Führung des Strömungskreislaufes erfolgt. In dem theoretisch durch die Beschaufelung im Normalfall ausgefüllten Bereich, der nunmehr durch die Abdrehung weggelassen wurde, wird erfindungsgemäß die Drosselscheibe 5.4a bzw. 5.4b angeordnet, entsprechend Figur 4a im Bereich des radial äußeren Durchmessers d_{A3} des Sekundärschaufelrades 3.4a und entsprechend Figur 4b im Bereich des radial inneren Durchmessers d_{I2} des Primärrades 2.4b. Die Drosselscheibe 5.4a, 5.4b kann somit ungehindert gegenüber dem Schaufelrad 2.4 verschoben werden, wobei die Verschiebung beliebig erfolgen kann. Ferner bietet diese Möglichkeit den Vorteil, dass die Drosselscheibe 5.4a, 5.4b nicht mehr am Schaufelrad selbst – Primärschaufelrad 2.4b oder für das Sekundärschaufelrad 3.4a – geführt sein muss, sondern auch an einem mit Relativedrehzahl zu diesem rotierenden Element geführt

sein kann. Denkbar ist auch eine Führung an einem ortsfesten Bauteil, wie beispielsweise dem hier nur angedeuteten Gehäuse 21.

Die Figur 5 verdeutlicht eine weitere vorteilhafte Ausgestaltung einer hydrodynamischen Kupplung in schematisch stark vereinfachter Darstellung im Querschnitt betrachtet mit erfindungsgemäß axial verschiebbar ausgeführter Drosselscheibe 5.5. Diese ist im dargestellten Fall im Querschnitt betrachtet mit einem Profil 22 versehen. Das Profil 22 ist dabei derart ausgeführt, dass dieses eine Führungsfläche 20.5 für die Strömung des Strömungskreislaufes bildet, wobei diese Fläche ungleich parallel zur Trennebene T verläuft. Vorzugsweise wird eine zum Mittelpunkt des Arbeitsraumes hin ansteigende Kontur gewählt. Dies bedeutet, dass an der Drosselscheibe 5.5 der Strömungskreislauf entsprechend der Geometrie und des Verlaufs der Führungsfläche 20.5 abgelenkt wird. Auch diese Drosselscheibe 5.5 ist in axialer Richtung verschiebbar und ermöglicht bei entsprechender Ausgestaltung im Zustand einer nicht gewünschten Beeinflussung eine mit dem restlichen schaufeltragenden Teil 8.5 bündige Führungsfläche, die ohne auf den Strömungskreislauf gegenüber dem theoretischen Verlauf erfolgende Richtungsänderung sich an den schaufeltragenden Teil 8.5 anschließt und die im Normalfall vorliegende Innenkontur des Schaufelrades 2.5 oder 3.5 - je nach Zuordnung zu Primärschaufelrad- oder Sekundärschaufelrad - beschreibt. Die Beschaufelung 14.5 ist im Bereich der zu der Beschaufelung des anderen Schaufelrades, hier des Sekundärrades 3.5 weisenden Schaufelenden 23 mit einer Ausnehmung unter Bildung eines Kernraumes 19 versehen.

Ferner ist die Beschaufelung 14.5 des Primärrades 2.5 über deren radiale Erstreckung mit Bereichen unterschiedlichster Richtung ausgeführt. Dabei ist im dargestellten Fall der die Drosselscheibe 5.5 führende Bereich einer jeden Schaufel 14 der Beschaufelung 14.5 gerade und der sich in radialer Richtung erstreckende Teil außerhalb des die Drosselscheibe 5.5 führenden Bereiches geneigt gegenüber einer Ebene, die senkrecht zur Trennebene T verläuft, ausgeführt.

Die Figuren 6a und 6b verdeutlichen in schematisch stark vereinfachter Darstellung Einsatzmöglichkeiten der erfindungsgemäß gestalteten Kupplung 1. Diese kann

gemäß Figur 6a mit einem rotierenden Gehäuse 21 in Form einer Primärradschale 24 ausgeführt sein oder gemäß Figur 6b von einem ruhenden Gehäuse 25 umschlossen werden. Eine Führung des eine Drossel- oder Störstelle bildenden Elementes kann je nach Ausgestaltung der Kupplung 1 und der Beschaukelung 14 auch an den Gehäusen 21 bzw. 25 erfolgen.

Figur 6c verdeutlicht anhand einer Ausführung gemäß Figur 3c eine mögliche Ausgestaltung mit Stelleinrichtung 26. Diese ist beispielsweise als Zylinder-/Kolbeneinheit 27 ausgebildet. Die Beaufschlagung des mit der Drosselscheibe 6.6 gekoppelten Kolbens 18 erfolgt dabei beispielhaft mit einem vom Gehäuseinnenraum 29 und einem Steuerdruck gebildeten Differenzdruck.

Figur 7 verdeutlicht beispielhaft anhand eines λ - λ -Diagrammes die Wirkungsweise des den Stör- und Drosselbereich bildenden Elementes 5 in unterschiedlichen Positionen über das Drehzahlverhältnis aufgetragen. Daraus wird ersichtlich, dass gerade im Anfahrbereich, d. h. bei sehr hohem Schlupf gegenüber den bekannten Ausführungen aus dem Stand der Technik wesentlich geringere Momente aufgrund der Wirkung der Drosselscheibe 5 im Bereich der Trennebene T aufgenommen werden. Bei sehr geringem Schlupf, d. h. einem dazu proportionalem Drehzahlverhältnis λ im Bereich von 1 bei erfolgter Verschiebung der Drosselscheibe 5 noch außerhalb des Arbeitsraumes bzw. in eine Position, in welcher diese keine Störung des Strömungskreislaufes mehr bewirkt, ist keine Wirkung der Drosselscheibe erkennbar.

Generell erfolgt die Verschiebung der Drosselscheibe vorzugsweise jeweils vom Bereich der Trennebene zwischen den Schaufelrädern über wenigstens einen Teilbereich der axialen Erstreckung des jeweiligen Schaufelrades, d. h. einen Teil des Arbeitsraumes, vorzugsweise an diesem heraus. Denkbar wäre jedoch auch eine Verschiebbarkeit über einen Teil der axialen Erstreckung beider Schaufelräder, wobei die Umgebung, insbesondere Lagerung bzw. Führung der Drosselscheibe entsprechend anzupassen wäre.

Bezugszeichenliste

1, 1.2, 1.3a, 1.3b, 1.3c, 1.4a, 1.4b	hydrodynamische Kupplung
2, 2.2, 2.3a 2.3b, 2.3c, 2.4, 2.4a, 2.4b	Primärschaufelrad
3, 3.2, 3.3a, 3.3b, 3.3c, 3.4, 3.4a, 3.4b	Sekundärschaufelrad
4, 4.2, 4.3a, 4.3b, 4.3c, 4.4, 4.4a, 4.4b	Arbeitsraum
5, 5.2, 5.3a 5.3b, 5.3c, 5.4a 5.4b, 5.5	Drosselscheibe
6, 6.2, 6.3a	Außendrossel
7, 7.2	Wandbereich
8, 8.2	schaufeltragender Teil
9	Stirnfläche
10	Stirnfläche
11	Stirnseite
12	Stirnseite
13	Schaufelbereich
14	Schaufel
15	Innenwand
16	Schlitze
17.3b, 17.3c	Innendrossel
18	Schlitze
19	Kernraum
20	Wirk- bzw. Beeinflussungsfläche
21	Gehäuse

22	Profil
23	Schaufelenden
24	Primärradschale
25	ruhendes Gehäuse
26	Stelleinrichtung
27	Zylinder-/Kolbeneinheit
28	Kolben
29	Gehäuseinnenraum
I	Verschiebeweg
S ₇	Wandstärke
a	Teilbereich
T	Trennebene
R	Rotationsachse
d _{A4}	äußerer Durchmesser des Arbeitsraumes
d _{A2}	Außendurchmesser des Primärschaufelrades
d _{I5}	Innendurchmesser der Drosselscheibe
d _{I4}	innerer Durchmesser des Arbeitsraumes
d _{A8}	Außendurchmesser schaufeltragender Teil
d _{A5}	äußerer Durchmesser der Drosselscheibe
d _{I7-2}	innerer Durchmesser des Primärschaufelrades im Bereich der radial äußeren Abmessung
d _{I5.2}	Innendurchmesser Drosselscheibe

Patentansprüche

1. Hydrodynamische Kupplung (1; 1.2; 1.3a; 1.3b; 1.3c; 1.4a; 1.4b);
 - 1.1 mit einem Primärschaufelrad (2; 2.2; 2.3a; 2.3b; 2.3c; 2.4; 2.4a; 2.4b) und einem Sekundärschaufelrad (3; 3.2a; 3.3a; 3.3b; 3.3c; 3.4; 3.4a; 3.4b), die miteinander einen Arbeitsraum (4; 4.2; 4.3a; 4.3b; 4.3c; 4.4; 4.4a; 4.4b) bilden;
 - 1.2 mit Mitteln zur Beeinflussung des Übertragungsverhaltens der hydrodynamischen Kupplung (1; 1.2; 1.3a; 1.3b; 1.3c; 1.4a; 1.4b), insbesondere zur Beeinflussung des Strömungskreislaufes im Arbeitsraum (4; 4.2; 4.3a; 4.3b; 4.3c; 4.4; 4.4a; 4.4b), umfassend wenigstens ein einen Stör- oder Drosselbereich bildendes Element (5; 5.2; 5.3a; 5.3b; 5.3c; 5.4a; 5.4b; 5.5), das sich wenigstens teilweise in den Arbeitsraum (4; 4.2; 4.3a; 4.3b; 4.3c; 4.4; 4.4a; 4.4b) erstreckt; gekennzeichnet durch das folgende Merkmal:
 - 1.3 das den Stör- oder Drosselbereich bildende Element (5; 5.2; 5.3a; 5.3b; 5.3c; 5.4a; 5.4b; 5.5) ist in axialer Richtung im Arbeitsraum (4; 4.2; 4.3a; 4.3b; 4.3c; 4.4; 4.4a; 4.4b) verschiebbar.
2. Hydrodynamische Kupplung (1; 1.2; 1.3a; 1.3b; 1.3c; 1.4a; 1.4b) nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, dass das den Stör- oder Drosselbereich (1; 1.2; 1.3a; 1.3b; 1.3c; 1.4a; 1.4b; 2; 2.2; 2.3a; 2.3b; 2.3c; 2.4; 2.4a; 2.4b; 3; 3.2a; 3.3a; 3.3b; 3.3c; 3.4; 3.4a; 3.4b; 4; 4.2; 4.3a; 4.3b; 4.3c; 4.4; 4.4a; 4.4b; 5; 5.2; 5.3a; 5.3b; 5.3c; 5.4a; 5.4b; 5.5) bildende Element als ringförmiges Scheibenelement ausgeführt ist.
3. Hydrodynamische Kupplung (1; 1.2; 1.3a; 1.3b; 1.3c; 1.4a; 1.4b) nach Anspruch 2, dadurch gekennzeichnet, dass das den Stör- oder Drosselbereich bildende Element als Ringscheibensegment (1; 1.2; 1.3a; 1.3b; 1.3c; 1.4a; 1.4b; 2; 2.2; 2.3a; 2.3b; 2.3c; 2.4; 2.4a; 2.4b; 3; 3.2a; 3.3a; 3.3b; 3.3c; 3.4; 3.4a; 3.4b; 4; 4.2; 4.3a; 4.3b; 4.3c; 4.4; 4.4a; 4.4b; 5; 5.2; 5.3a; 5.3b; 5.3c; 5.4a; 5.4b; 5.5) ausgeführt ist.

4. Hydrodynamische Kupplung (1; 1.2; 1.3a; 1.3b; 1.3c; 1.4a; 1.4b) nach einem der Ansprüche 2 oder 3, dadurch gekennzeichnet, dass die voneinander wegweisenden Stirnseiten des ringförmigen Scheibenelementes (1; 1.2; 1.3a; 1.3b; 1.3c; 1.4a; 1.4b; 2; 2.2; 2.3a; 2.3b; 2.3c; 2.4; 2.4a; 2.4b; 3; 3.2a; 3.3a; 3.3b; 3.3c; 3.4; 3.4a; 3.4b; 4; 4.2; 4.3a; 4.3b; 4.3c; 4.4; 4.4a; 4.4b; 5; 5.2; 5.3a; 5.3b; 5.3c; 5.4a; 5.4b; 5.5) parallel zueinander angeordnet sind.
5. Hydrodynamische Kupplung (1.5) nach einem der Ansprüche 2 oder 3, dadurch gekennzeichnet, dass die zur Trennebene zwischen den Schaufelrädern (25, 35) weisende Stirnseite über wenigstens einen Teil ihrer radialen Erstreckung in radialer Richtung zum mittleren Durchmesser des Arbeitsraumes (8.5) geneigt ausgeführt ist.
6. Hydrodynamische Kupplung (1.5) nach Anspruch 5, dadurch gekennzeichnet, dass die zur Trennebene zwischen den Schaufelrädern (2.5; 3.5) weisende Stirnseite in radialer Richtung zum mittleren Durchmesser des Arbeitsraumes (8.5) hin uneben, insbesondere gewölbt ausgeführt ist.
7. Hydrodynamische Kupplung (1; 1.2; 1.3a; 1.4a) nach einem der Ansprüche 1 bis 6, dadurch gekennzeichnet, dass das einen Stör- oder Drosselbereich bildende Element (5; 5.2; 5.3a; 5.4a) im Bereich des Außendurchmessers (d_{A4}) des Arbeitsraumes (4.3b; 4.4b) in radialer Richtung betrachtet angeordnet ist und einen Innendurchmesser (d_{I5}) aufweist, der größer ist als der innere Durchmesser (d_{I4}) des Arbeitsraumes (4; 4.2; 4.3a; 4.4a).
8. Hydrodynamische Kupplung (1.3b; 1.4b) nach einem der Ansprüche 1 bis 6, dadurch gekennzeichnet, dass das einen Stör- oder Drosselbereich bildende Element (5.3b; 5.4b) im Bereich des Innendurchmessers (d_{I4}) des Arbeitsraumes (4.3b; 4.4b) angeordnet ist und dass dessen Außendurchmesser (d_{A5}) kleiner als der äußere Durchmesser (d_{A4}) des Arbeitsraumes (4.3b; 4.4b) ist.

9. Hydrodynamische Kupplung (1; 1.3a; 1.3b) nach einem der Ansprüche 1 bis 8, dadurch gekennzeichnet, dass das einen Stör- oder Drosselbereich bildende Element (5; 5.3a; 5.3b) einem der beiden Schaufelräder (2; 2.3a; 2.3b; 3; 3.3a; 3.3b) zugeordnet ist, wobei das Schaufelrad einen schaufeltragenden Teil (8; 8.3a; 8.3b) umfasst, der einen in axialer Richtung verschiebbaren, den Strömungskreislauf führenden Wandbereich (7) aufweist und das den Drossel- oder Störbereich bildende Element (5; 5.3a; 5.3b) mit diesem Wandbereich (7) eine bauliche Einheit bildet.
10. Hydrodynamische Kupplung (1; 1.3a; 1.3b) nach Anspruch 9, dadurch gekennzeichnet, dass den Drossel- oder Störbereich bildende Element (5; 5.3a; 5.3b) mit dem in axialer Richtung verschiebbaren Wandbereich (7) eine integrale Einheit bildet.
11. Hydrodynamische Kupplung (1; 1.2; 1.3c; 1.4; 1.5) nach einem der Ansprüche 1 bis 8, dadurch gekennzeichnet, dass das den Stör- oder Drosselbereich bildende Element (5; 5.2; 5.3c; 5.4; 5.5) als separates Bauteil ausgeführt ist.
12. Hydrodynamische Kupplung (1; 1.2; 1.3c; 1.4; 1.5) nach Anspruch 11, gekennzeichnet durch die folgenden Merkmale:
 - 12.1 das den Stör- und Drosselbereich bildende Element (5; 5.2; 5.3c; 5.4; 5.5) ist einem der Schaufelräder (2; 2.2; 2.3c; 2.4; 2.5; 3; 3.2; 3.3c; 3.4; 3.5) zugeordnet;
 - 12.2 das Schaufelrad (2; 2.2; 2.3c; 2.4; 2.5; 3; 3.2; 3.3c; 3.4; 3.5) weist einen schaufeltragenden Teil auf;
 - 12.3 der schaufeltragende Teil (8; 8.2; 8.3c; 8.4; 8.5) erstreckt sich in radialer Richtung betrachtet jeweils nur über einen Teil der Erstreckung der einzelnen Schaufel in dieser Richtung;
 - 12.4 die Schaufeln der Beschaufelung (14) stehen in radialer Richtung im Bereich des Innendurchmessers (d_{I4}) oder Außendurchmessers (d_{A8}) des Arbeitsraumes (4; 4.2; 4.3c; 4.4; 4.5) im vom schaufeltragenden Teil (8; 8.2; 8.3c; 8.4; 8.5) freien Bereich mit ihren in radialer Richtung ausgerichteten Endbereichen (13.1) frei über;

- 12.5 das den Stör- oder Drosselbereich bildende Element (5; 5.2; 5.3c; 5.4; 5.5) weist am Außenumfang oder Innenumfang Führungsschlitze (16) zur Führung an den einander in Umfangsrichtung benachbart angeordneten Schaufeln der Beschaufelung (14) auf.
13. Hydrodynamische Kupplung (1.3a; 1.3c; 1.4; 1.5) nach Anspruch 11, gekennzeichnet durch die folgenden Merkmale:
- 13.1 das den Stör- und Drosselbereich bildende Element (5.3a; 5.3c; 5.4; 5.5) ist einem der Schaufelräder (2.3; 2.3a; 3.3a; 2.3c; 3.3c; 2.5; 3.5) zugeordnet;
- 13.2 das Schaufelrad weist einen schaufeltragenden Teil auf;
- 13.3 der schaufeltragende Teil (8.3a; 8.3c; 8.4) und die Beschaufelung (14.3a; 14.3c; 14.4) sind in radialer Richtung betrachtet am Innendurchmesser (d_i) oder Außendurchmesser (d_A) des jeweiligen Schaufelrades (2.3; 2.3a; 3.3a; 2.3c; 3.3c; 2.5; 3.5) durch einen konstanten Durchmesser über die axiale Erstreckung charakterisiert, wobei dieser durch den Abtrag eines Schaufelteilsegmentes mit dazugehörigem Teilbereich des schaufeltragenden Teiles gebildet wird.
14. Hydrodynamische Kupplung (1; 1.2; 1.3a; 1.3b; 1.3c; 1.4a; 1.4b) nach einem der Ansprüche 11 bis 13, dadurch gekennzeichnet, dass das den Drossel- oder Störbereich bildende Element (3; 3.2a; 3.3a; 3.3b; 3.3c; 3.4; 3.4a; 3.4b), am jeweiligen Schaufelrad (2; 2.2; 2.3a; 2.3b; 2.3c; 2.4; 2.4a; 2.4b; 3; 3.2a; 3.3a; 3.3b; 3.3c; 3.4; 3.4a; 3.4b) oder einem drehfest mit diesem gekoppelten Element geführt ist.
15. Hydrodynamische Kupplung (1; 1.2; 1.3a; 1.3b; 1.3c; 1.4a; 1.4b) nach einem der Ansprüche 11 bis 13, dadurch gekennzeichnet, dass das den Drossel- oder Störbereich bildende Element (5; 5.2; 5.3a; 5.3b; 5.3c; 5.4a; 5.4b; 5.5) an einem mit Relativdrehzahl zum Schaufelrad (2; 2.2; 2.3a; 2.3b; 2.3c; 2.4; 2.4a; 2.4b; 3; 3.2a; 3.3a; 3.3b; 3.3c; 3.4; 3.4a; 3.4b) rotierenden Element oder einem drehfest mit diesem gekoppelten Element geführt ist.

16. Hydrodynamische Kupplung (1; 1.2; 1.3a; 1.3b; 1.3c; 1.4a; 1.4b) nach einem der Ansprüche 11 bis 13, dadurch gekennzeichnet, dass das den Drossel- oder Störbereich bildende Element (5; 5.2; 5.3a; 5.3b; 5.3c; 5.4a; 5.4b; 5.5) an einem ortsfesten Bauteil oder Gehäuse (21; 24; 25) oder einem drehfest mit einem Schaufelrad (2; 2.2; 2.3a; 2.3b; 2.3c; 2.4; 2.4a; 2.4b; 3; 3.2a; 3.3a; 3.3b; 3.3c; 3.4; 3.4a; 3.4b) gekoppelten Element geführt ist.
17. Hydrodynamische Kupplung (1; 1.2; 1.3b; 1.4b; 1.5; 1.6) nach einem der Ansprüche 1 bis 16, dadurch gekennzeichnet, dass das den Drossel- oder Störbereich bildende Element (5; 5.2; 5.3b; 5.4b; 5.5; 5.6) dem Primärschaufelrad (2; 2.2; 2.3b; 2.4b; 2.5; 2.6) zugeordnet ist.
18. Hydrodynamische Kupplung (1.3a; 1.4a) nach einem der Ansprüche 1 bis 17, dadurch gekennzeichnet, dass das den Drossel- oder Störbereich bildende Element (5.3a; 5.4a) dem Sekundärschaufelrad (3.3a; 3.4) zugeordnet ist.
19. Verfahren zur Beeinflussung des von einer hydrodynamischen Kupplung (1; 1.2; 1.3a; 1.3b; 1.3c; 1.4a; 1.4b) aufnehmbaren Momentes, wobei die hydrodynamische Kupplung (1; 1.2; 1.3a; 1.3b; 1.3c; 1.4a; 1.4b) wenigstens ein einen Drossel- oder Störbereich für den Strömungskreislauf bildendes Element aufweist, welches sich wenigstens teilweise in den Arbeitsraum (4; 4.2; 4.3c; 4.4; 4.5) erstreckt, dadurch gekennzeichnet, dass das den Drossel- oder Störbereich bildende Element (5; 5.2; 5.3a; 5.3b; 5.3c; 5.4a; 5.4b; 5.5) in axialer Richtung im Arbeitsraum (4; 4.2; 4.3c; 4.4; 4.5) verschiebbar ist.
20. Verfahren nach Anspruch 19, dadurch gekennzeichnet, dass das einem Drossel- oder Störbereich bildende Element (5; 5.2; 5.3a; 5.3b; 5.3c; 5.4a; 5.4b; 5.5) bei hohen Schlupfwerten im Bereich der Trennebene im Arbeitsraum wirksam ist und die Beeinflussung als Funktion der Position des wenigstens einen Drossel- oder Störbereich bildenden Elementes beschreibbar ist.

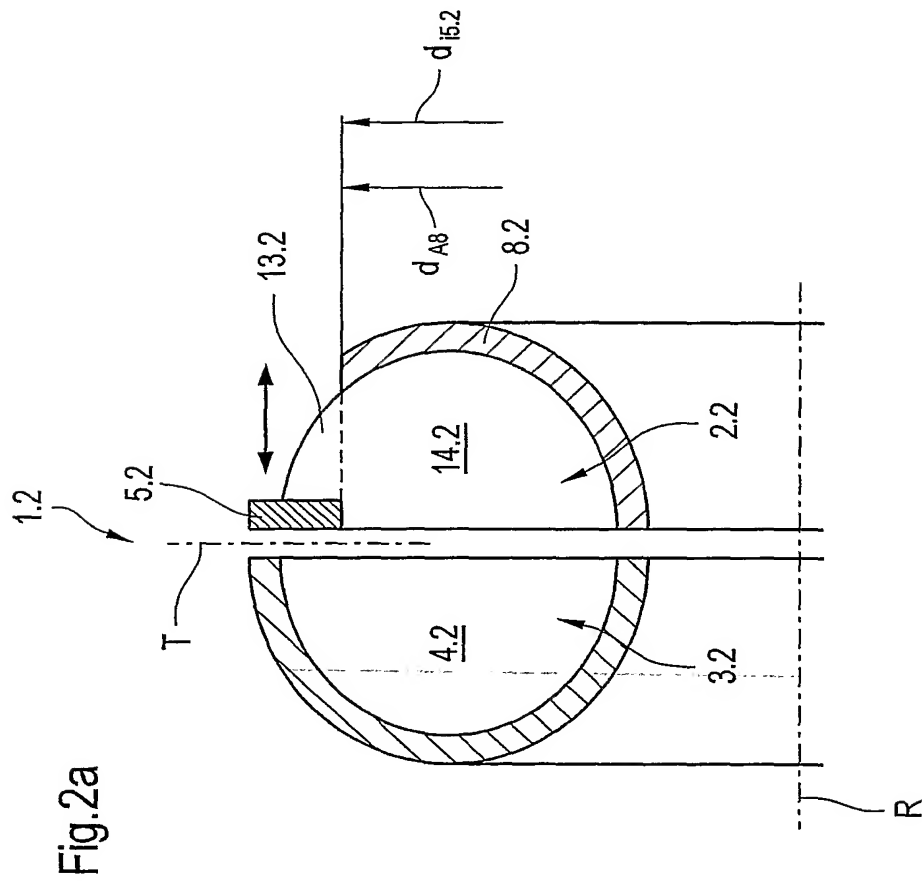
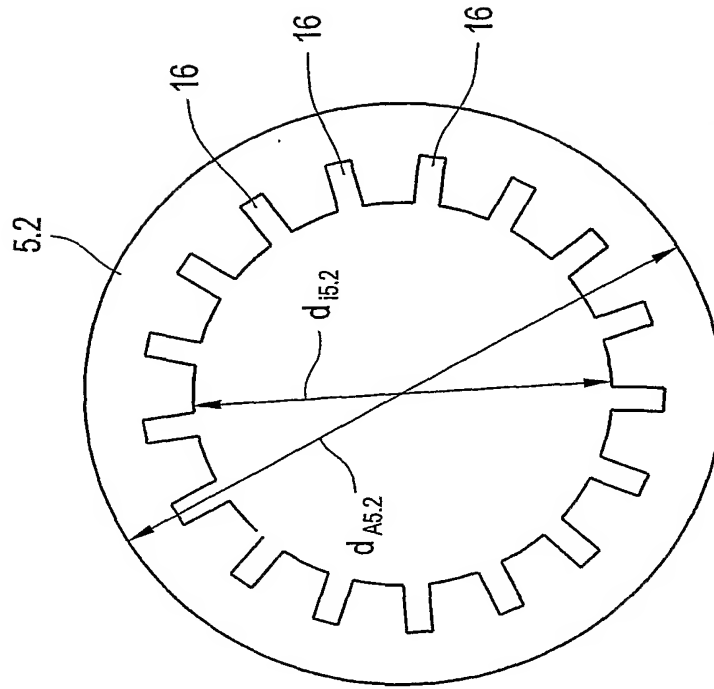
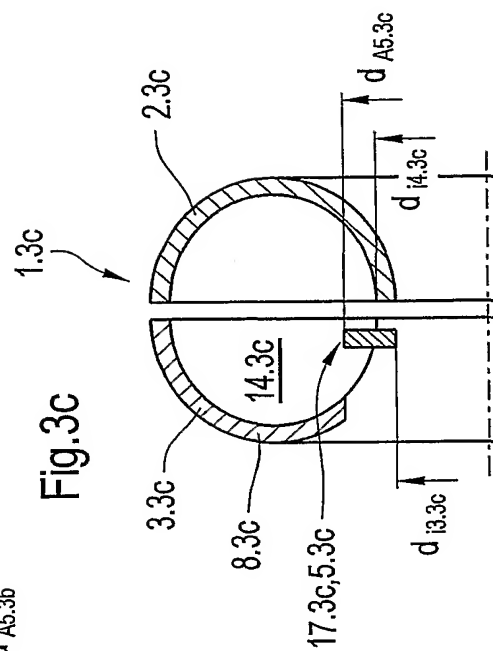
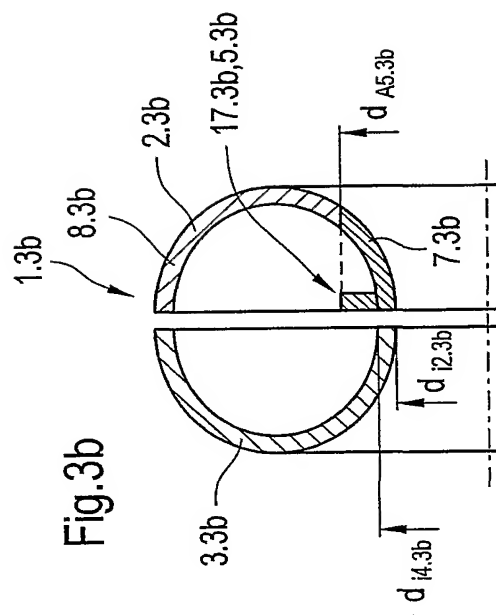
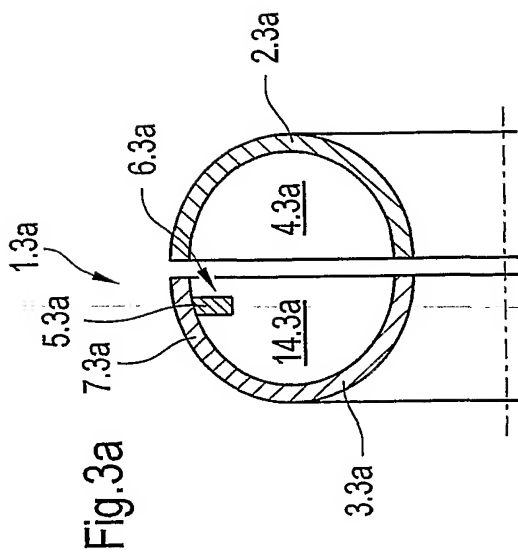


Fig. 2b





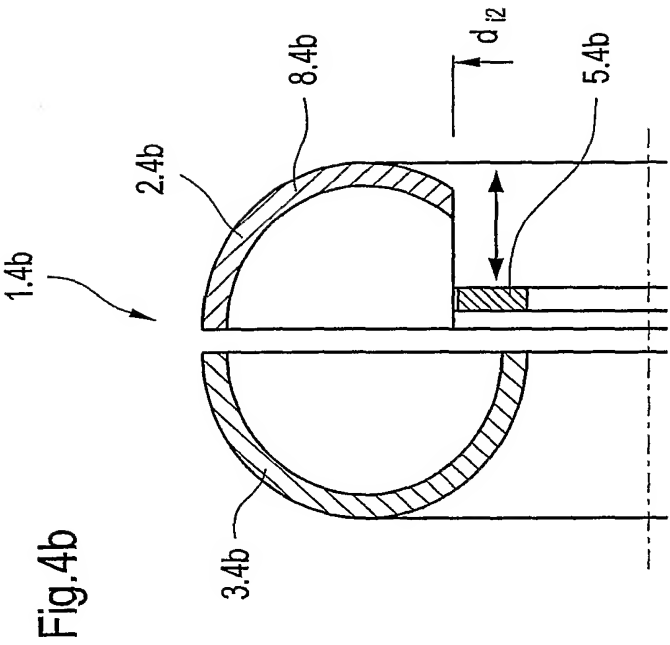
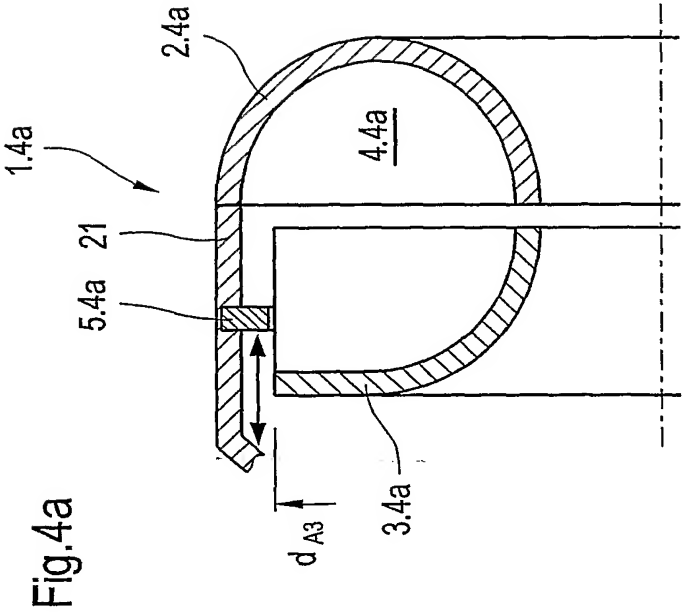


Fig.5

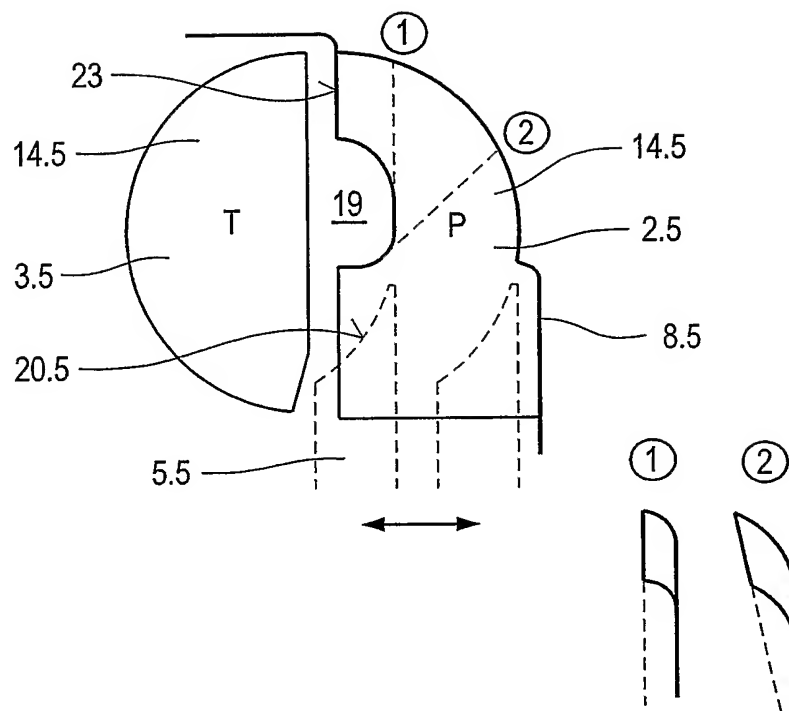


Fig.6a

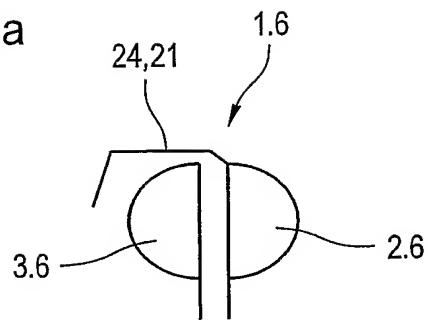


Fig.6b

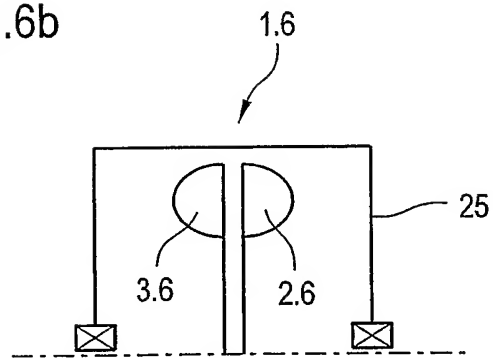


Fig.6c

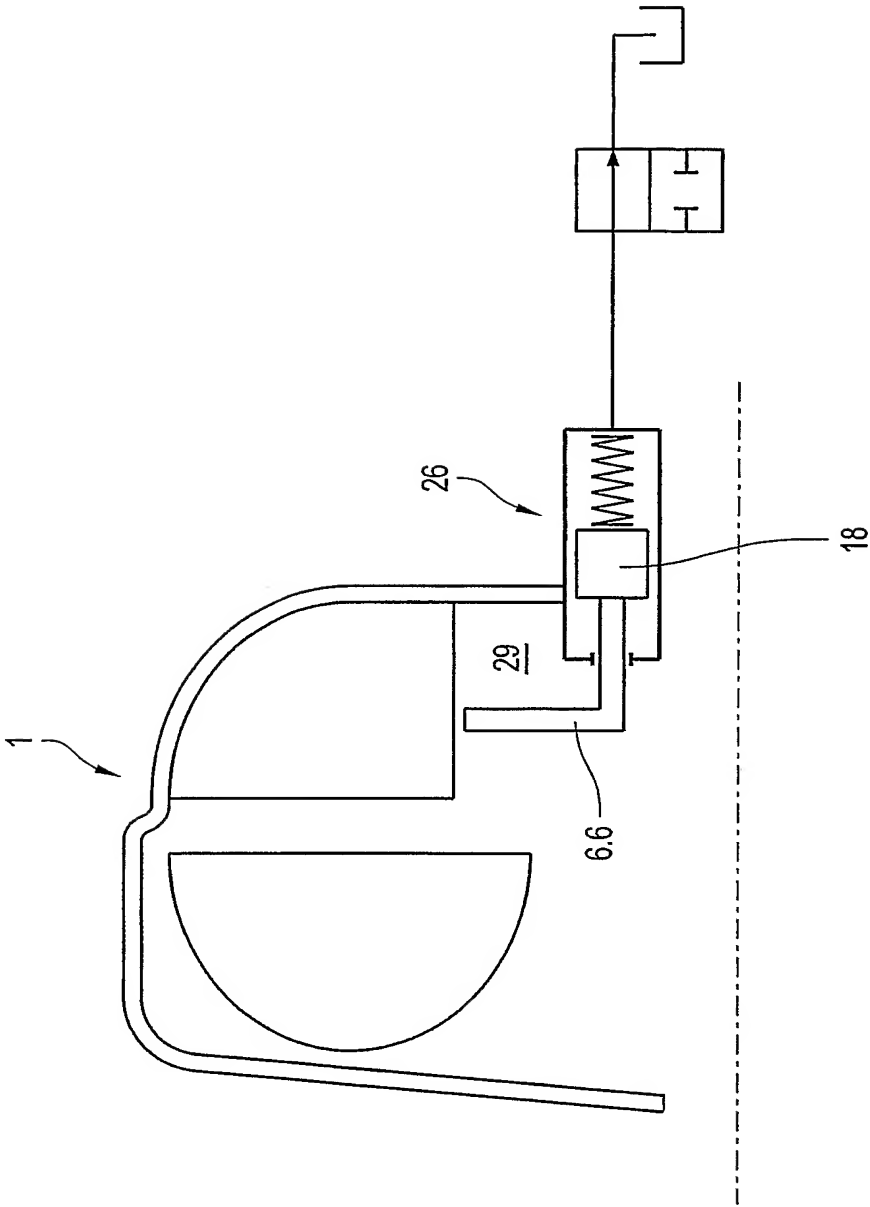
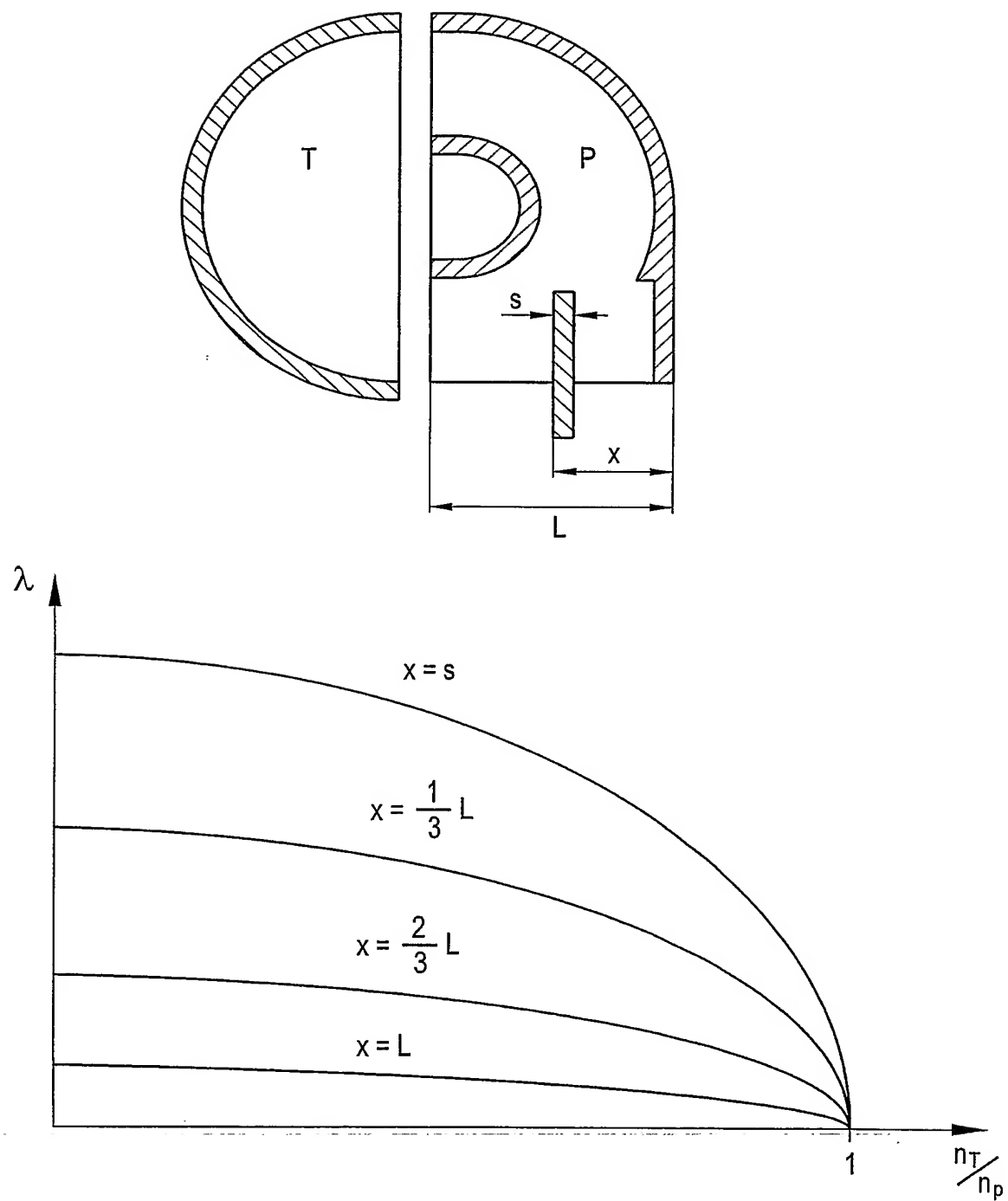


Fig.7



INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International Application No
PCT/EP2004/012701

A. CLASSIFICATION OF SUBJECT MATTER
IPC 7 F16D33/02

According to International Patent Classification (IPC) or to both national classification and IPC

B. FIELDS SEARCHED

Minimum documentation searched (classification system followed by classification symbols)

IPC 7 F16D

Documentation searched other than minimum documentation to the extent that such documents are included in the fields searched

Electronic data base consulted during the international search (name of data base and, where practical, search terms used)

EPO-Internal, PAJ, WPI Data

C. DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT

Category *	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
X	DE 11 96 438 B (ETA-CORPORATION G.M.B.H) 8 July 1965 (1965-07-08) column 3, line 15 - line 26 -----	1-4, 11, 13, 16, 17, 19, 20
X	US 2 851 858 A (GROSSKOPF BRUNO C) 16 September 1958 (1958-09-16) column 2, line 54 - column 3, line 33 -----	1, 2, 7, 11, 13, 16, 18, 19
X	US 2 683 350 A (ODMAN TOR AXEL) 13 July 1954 (1954-07-13) column 2, line 45 - column 3, line 55 -----	1, 2, 7, 8, 19
X	GB 988 962 A (IKARUS KAROSSZERIA ES JARMUGYAR) 14 April 1965 (1965-04-14) page 3, line 20 - line 80 -----	1, 2, 4, 7, 11, 13, 16, 18, 19

☐ Further documents are listed in the continuation of box C.

☒ Patent family members are listed in annex.

* Special categories of cited documents:

A document defining the general state of the art which is not considered to be of particular relevance

E earlier document but published on or after the international filing date

L document which may throw doubts on priority claim(s) or which is cited to establish the publication date of another citation or other special reason (as specified)

O document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means

P document published prior to the international filing date but later than the priority date claimed

T later document published after the international filing date or priority date and not in conflict with the application but cited to understand the principle or theory underlying the invention

X document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered novel or cannot be considered to involve an inventive step when the document is taken alone

Y document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered to involve an inventive step when the document is combined with one or more other such documents, such combination being obvious to a person skilled in the art.

& document member of the same patent family

Date of the actual completion of the international search

15 March 2005

Date of mailing of the international search report

29/03/2005

Name and mailing address of the ISA

European Patent Office, P.B. 5818 Patentlaan 2
NL - 2280 HV Rijswijk
Tel. (+31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo nl,
Fax: (+31-70) 340-3016

Authorized officer

Standring, M

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

Information on patent family members

International Application No

PCT/EP2004/012701

Patent document cited in search report		Publication date	Patent family member(s)	Publication date
DE 1196438	B	08-07-1965	NONE	
US 2851858	A	16-09-1958	NONE	
US 2683350	A	13-07-1954	NONE	
GB 988962	A	14-04-1965	NONE	

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Internationales Aktenzeichen

PCT/EP2004/012701

A. KLASSIFIZIERUNG DES ANMELDUNGSGEGENSTANDES
IPK 7 F16D33/02

Nach der Internationalen Patentklassifikation (IPK) oder nach der nationalen Klassifikation und der IPK

B. RECHERCHIERTE GEBIETE

Recherchierter Mindestprüfstoff (Klassifikationssystem und Klassifikationssymbole)

IPK 7 F16D

Recherchierte aber nicht zum Mindestprüfstoff gehörende Veröffentlichungen, soweit diese unter die recherchierten Gebiete fallen

Während der internationalen Recherche konsultierte elektronische Datenbank (Name der Datenbank und evtl. verwendete Suchbegriffe)

EPO-Internal, PAJ, WPI Data

C. ALS WESENTLICH ANGESEHENE UNTERLAGEN

Kategorie*	Bezeichnung der Veröffentlichung, soweit erforderlich unter Angabe der in Betracht kommenden Teile	Betr. Anspruch Nr.
X	DE 11 96 438 B (ETA-CORPORATION G.M.B.H) 8. Juli 1965 (1965-07-08) Spalte 3, Zeile 15 - Zeile 26 -----	1-4, 11, 13, 16, 17, 19, 20
X	US 2 851 858 A (GROSSKOPF BRUNO C) 16. September 1958 (1958-09-16) Spalte 2, Zeile 54 - Spalte 3, Zeile 33 -----	1, 2, 7, 11, 13, 16, 18, 19
X	US 2 683 350 A (ODMAN TOR AXEL) 13. Juli 1954 (1954-07-13) Spalte 2, Zeile 45 - Spalte 3, Zeile 55 -----	1, 2, 7, 8, 19
X	GB 988 962 A (IKARUS KAROSSZERIA ES JARMUGYAR) 14. April 1965 (1965-04-14) Seite 3, Zeile 20 - Zeile 80 -----	1, 2, 4, 7, 11, 13, 16, 18, 19

☐ Weitere Veröffentlichungen sind der Fortsetzung von Feld C zu entnehmen

☒ Siehe Anhang Patentfamilie

* Besondere Kategorien von angegebenen Veröffentlichungen :

A Veröffentlichung, die den allgemeinen Stand der Technik definiert, aber nicht als besonders bedeutsam anzusehen ist

E älteres Dokument, das jedoch erst am oder nach dem internationalen Anmeldedatum veröffentlicht worden ist

L Veröffentlichung, die geeignet ist, einen Prioritätsanspruch zweifelhaft erscheinen zu lassen, oder durch die das Veröffentlichungsdatum einer anderen im Recherchenbericht genannten Veröffentlichung belegt werden soll oder die aus einem anderen besonderen Grund angegeben ist (wie ausgeführt)

C Veröffentlichung, die sich auf eine mündliche Offenbarung, eine Benutzung, eine Ausstellung oder andere Maßnahmen bezieht

P Veröffentlichung, die vor dem internationalen Anmeldedatum, aber nach dem beanspruchten Prioritätsdatum veröffentlicht worden ist

T Spätere Veröffentlichung, die nach dem internationalen Anmeldedatum oder dem Prioritätsdatum veröffentlicht worden ist und mit der Anmeldung nicht kollidiert, sondern nur zum Verständnis des der Erfindung zugrundeliegenden Prinzips oder der ihr zugrundeliegenden Theorie angegeben ist

X Veröffentlichung von besonderer Bedeutung; die beanspruchte Erfindung kann allein aufgrund dieser Veröffentlichung nicht als neu oder auf erfinderischer Tätigkeit beruhend betrachtet werden

Y Veröffentlichung von besonderer Bedeutung; die beanspruchte Erfindung kann nicht als auf erfinderischer Tätigkeit beruhend betrachtet werden, wenn die Veröffentlichung mit einer oder mehreren anderen Veröffentlichungen dieser Kategorie in Verbindung gebracht wird und diese Verbindung für einen Fachmann naheliegend ist

& Veröffentlichung, die Mitglied derselben Patentfamilie ist

Datum des Abschlusses der internationalen Recherche

15. März 2005

Absenddatum des Internationalen Recherchenberichts

29/03/2005

Name und Postanschrift der Internationalen Recherchenbehörde

Europäisches Patentamt, P.B. 5818 Patentlaan 2
NL - 2280 HV Rijswijk
Tel. (+31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo nl,
Fax: (+31-70) 340-3016

Bevollmächtigter Bediensteter

Standring, M

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Angaben zu Veröffentlichungen, die zur selben Patentfamilie gehören

Internationales Aktenzeichen

PCT/EP2004/012701

Im Recherchenbericht angeführtes Patentdokument		Datum der Veröffentlichung	Mitglied(er) der Patentfamilie	Datum der Veröffentlichung
DE 1196438	B	08-07-1965	KEINE	
US 2851858	A	16-09-1958	KEINE	
US 2683350	A	13-07-1954	KEINE	
GB 988962	A	14-04-1965	KEINE	